(19)日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号

特開2001-193719 (P2001-193719A)

(43)公開日 平成13年7月17日(2001.7.17)

(51) Int.Cl.7		識別記号	FI		. . 5	-7]-ド(参考)
F16B	23/00		F16B	23/00	В	4E087
B 2 1 K	1/48		B 2 1 K	1/48	В	
B 2 5 B	15/00	6 1 0	B 2 5 B	15/00	610C	

審査請求 未請求 請求項の数6 OL (全 10 頁)

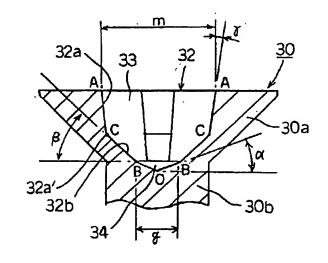
(21)出願番号	特願2000-673(P2000-673)	(71)出願人 390041380
		戸津 勝行
(22)出願日	平成12年1月6日(2000.1.6)	東京都墨田区押上1-32-13
		(72)発明者 戸津 勝行
		東京都墨田区押上1-32-13
		(74)代理人 100074147
		弁理士 本田 崇
		Fターム(参考) 4E087 CA17 CC01 EC38 HA53

(54) 【発明の名称】 ねじとドライパーピットの組合せ及びその製造用ヘッダーパンチ

(57)【要約】

【課題】 ねじとドライバービットの組合せにおいて、ねじの十字溝における溝部の構成を改善することにより、ドライバービットのカムアウト現象を有効に防止し、従来におけるようなねじの破損を防止すると共に、仮にねじの十字溝部分に破損を生じても、常に適正かつ迅速なねじ締め作業を達成し、作業能率を著しく向上することができるねじとドライバービットの組合せ及びその製造用ヘッダーパンチを提供する。

【解決手段】 ねじ頭部30aに十字溝からなるビット 嵌合溝32を設け、このビット嵌合溝の端縁部よりねじ 頸部の中心部に指向して所要の傾斜溝部を形成すると共 にその交差中心部においてほぼ円錐底面を形成してなる ねじにおいて、前記ビット嵌合溝32の端縁部を所定深 さのはば垂直な端壁部32aとして形成すると共に、この端壁部の下縁部32a′よりねじ頸部30bの中心部 における円錐底面34〜指向して約45°の傾斜角度 β からなる溝部32bを形成し、さらに前記円錐底面34を約28°の緩傾斜角度αに形成した構成からなる。



【特許請求の範囲】

【請求項1】 ねじ頭部に十字溝からなるビット嵌合溝を設け、このビット嵌合溝の端縁部よりねじ頸部の中心部に指向して所要の傾斜溝部を形成すると共にその交差中心部においてほぼ円錐底面を形成してなるねじにおいて、

前記ピット嵌合溝の端縁部を所定深さのほぼ垂直な端壁部として形成すると共に、との端壁部の下縁部よりねじ頸部の中心部における円錐底面へ指向して約45°の傾斜角度βからなる傾斜溝部を形成し、さらに前記円錐底10面を約28°の緩傾斜角度αに形成したことを特徴とするねじ。

【請求項2】 前記ピット嵌合構の端縁部の下縁部より ねじ頸部の中心部における円錐底面へ指向して約45° の傾斜角度βからなる傾斜溝部を、ピット嵌合溝の内方 へ湾曲状に隆起させてなる請求項1記載のねじ。

【請求項3】 前記ねじ頭部の中心部から半径方向外方 に指向して、溝幅をほぼ末広がり状の溝として形成し、 隣接する前記各溝の対向する側壁部の開口角度が直角より若干鋭角となるように構成してなる請求項1または2 20 記載のねじ。

【請求項4】 先端部において、ねじ頭部のビット嵌合 溝のほぼ垂直な端壁部に沿って嵌入するほぼ垂直な端縁 部を形成した扁平刃部を備え、この刃部の先端面を水平 面に対し約1°~45°の傾斜角度を有する円錐状の突 起部とし、請求項1ないし3のいずれかに記載のねじに 適合するように構成したことを特徴とするドライバービ ット。

【請求項5】 前記扁平刃部の先端における両側壁部 を、ねじのビット嵌合溝をねじ頭部の中心部から半径方 30 向外方に指向して、溝幅をほぼ末広がり状に形成した溝に対し、これに適合する末広がり状の形状に構成してなる請求項4記載のドライバービット。

【請求項6】 ねじ頭部のビット嵌合溝の端縁部にほぼ 垂直な端壁部と約45°の傾斜角度 β からなる傾斜溝部 を形成する突起片をそれぞれ備え、これら突起片よりね じ頸部の中心部に指向する約28°の緩傾斜角度 α から なる円錐底面を形成する円錐突部を設けたことを特徴と する、請求項1ないし3のいずれかに記載のねじを製造 するためのヘッダーパンチ。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、ねじ及びこれに適用するドライバービット並びにねじ製造用へッダーパンチに係るものであり、特にねじの頭部に形成する十字溝からなるビット嵌合溝とこれに適応するドライバービットとの嵌合を緊密に行い、常に適正なトルク伝達によってねじの取付けおよび取外しを迅速かつ確実に達成することができるねじとドライバービットの組合せ及びその製造用へッダーバンチに関するものである。

[0002]

【従来の技術】従来における、一般的なねじとドライバービットの組合せは、図12ないし図15に示すように 構成したものが知られている。すなわち、図12および 図13は、従来の十字溝を有するねじを示し、また図1 4はこの十字溝ねじ用のドライバービットを示し、そし て図15は前記ねじとドライバービットとの嵌合状態を 示すものである。

2

【0003】しかるに、図12に示す従来のねじ10 は、そのねじ頭部10aに十字溝12が設けられる。と の十字溝12は、それぞれ端縁部よりねじ頸部10bの 中心部に指向して、それぞれ一定の傾斜溝部 1 2 a が延 在形成されると共に、その底部において緩傾斜のほぼ円 錐底面14が形成された構成からなる。なお、図12に おいて、参照符号13は、それぞれ隣接する十字溝12 との間に形成されるテーバ側壁部を示す。すなわち、と のテーパ側壁部13において、後述するドライバービッ トの刃部が当接係合する。また、前記各傾斜溝部12a の隣接する隅角部には、円錐底面14の位置よりねじ頭 部10aの十字溝12の開口縁部まで延在するテーパ結 合面17a、17bがそれぞれ形成され、これらテーパ 結合面17a、17bに対しても、後述するドライバー ビットの刃部の一部が当接係合するように構成される。 【0004】一方、図14に示す従来のドライバービッ ト20は、前記ねじ10の十字溝12に嵌合する刃部2 2をそれぞれ備えると共に、前記十字溝 1 2 の端縁部よ りねじ頸部10bの中心部に指向して延在形成された傾 斜溝部 1 2 a の形状に適合するようにそれぞれ延在させ た延長刃部22aを形成した構成からなる。 なお、図1 4において、参照符号23は、前記各刃部22ないし延 長刃部22aの両側面に形成されるテーバ側壁部を示 す。すなわち、このテーパ側壁部23が、前述したねじ 10の十字溝12に形成されたテーパ側壁部13と当接 係合する。

【0005】 このように構成された従来のねじ10とドライバービット20の組合せによれば、図15に示すように、ねじ10とドライバービット20とを嵌合すれば、前述したように、ドライバービット20の各刃部22 および延長刃部22aが、それぞれ十字溝12の傾斜40 溝部12aに嵌入し、前記各刃部22および延長刃部22aの側壁部23が、ねじ10の十字溝12のテーバ側壁部13に当接して、ドライバービット20を回動することにより、ねじ10に対して所定のトルク伝達を行うことができる。すなわち、所要の取付け対称物におけるねじの取付けまたは取外しを行うことができる。

[0006]

【発明が解決しようとする課題】しかしながら、前述した構成からなる従来のねじ10とドライバービット20との組合せによれば、図15に示すように、ねじ頭部10aの十字溝12は、その端縁部よりねじ頸部10bの

中心部に指向して、一定の傾斜溝部12aを形成してお り、一方これに対応するドライバービット20は、その 延長刃部22aの稜線部分が前記傾斜溝部12aの形状 に適合して前記十字溝12に嵌合され、しかもこの延長 刃部22aの稜線部分は、その先端より後方に指向して 漸次幅広く形成されている。さらに、ドライバービット 20の各刃部22に形成されたテーパ側壁部23も、ね じ10の十字溝12に形成されたテーバ側壁部13に当 接係合するため、前記ドライバーピット20を、所定の 方向に回動させると、前記ドライバーピット20と十字 10 溝12との接触状態が、全面的にテーパ接触と言えるも のであるため、ドライバービット20の先端は前記十字 溝12の傾斜溝部12aの傾斜面に沿って外方へ飛び出 そうとする(図15に矢印で示す)、所謂カムアウト現 象が生じる。

【0007】特に、従来のねじ10の十字溝12の形状 は、図13に示すように、ドライバービット20の先端 の嵌合を容易にするため、それぞれ十字溝 12の溝幅 は、ドライバーピット20の延長刃部22aの稜線部分 の幅より比較的大きく形成され、一方隣接する十字溝1 20 2、12間の境界部分ないし隅角部に形成されるテーバ 側壁部13およびテーパ結合面17a、17bの面積は 比較的小さい。とのため、前記ドライバーピット20の 回動操作において、前記テーパ側壁部13およびテーバ 枯合面17a、17bには、多大な応力が負荷され、ね じ締め抵抗が大きな場合には、図13に斜線部15で示 すように、前記テーパ側壁部13およびテーパ結合面1 7a、17bが次第に破損する。従って、この破損部 (斜線部15)が拡大されると、前記ドライバービット 20のカムアウト現象が頻繁となり、遂にはねじ締め作 30 業が不可能となる。

【0008】なお、このようなカムアウト現象の発生 は、例えばタッピンクねじの場合、その表面硬度が高く 設計されていることから、ドライバービットの先端刃部 が摩耗してしまう難点がある。また、トルク制御機能を 有するクラッチ型自動ドライバーにおいては、ねじ締め の途中でカムアウト現象を生じた場合に、ねじが適正ト ルクで確実に取付けられたかどうかを、オペレータが判 断できない難点がある。

【0009】とのような観点から、前記ドライバービッ ト20のカムアウト現象を防止するためには、ドライバ ーピット20の回動に際し、これをねじ溝12aに対し て強力に押し付ける推力を加えることが必要となる。し かしながら、ねじの取付け対象物が金属等の剛性体であ る場合は問題がないが、精密部品等の場合には、これら 対象物を破損してしまう欠点がある。

【0010】また、カムアウト現象の発生は、ビット先 端部すなわち刃部22 および延長刃部22 a の摩耗を早 め、これらの摩耗によって、さらに前記カムアウト現象 の発生を助長し、この結果、ねじ溝の破損も増大する難 50 アウト現象を有効に防止し、従来におけるようなねじの

点がある。

.【0011】さらに、前記ドライバーピット20に対し て過大な推力を加えることにより、前記カムアウト現象 を防止することは可能であるが、その反面において、ね じに対して正確なトルクを伝達することができず、オペ レータによってドライバーピット20に加える推力の大 きさが相違し、との結果、ねじの締付けトルクにばらつ きが生じる難点がある。

4

【0012】一方、手動でねじの締付けを行う場合。ド ライバービット20をねじに対し十分押し付けながらと れを回動させるという操作は、オペレータにとって多大 な労力と疲労とを与える難点がある。

【0013】また、前述した従来のねじ10とドライバ ービット20との組合せによれば、手動工具あるいは電 動工具を使用してねじの取付けを行う場合、ねじ溝に対 するビット先端部との嵌合に際して、ねじ軸とドライバ ーピット軸とを同軸に適合させた状態を維持して、ねじ の回動操作を行うことは困難であル。従って、ねじ軸と ドライバービット軸とが傾斜している場合には、前記カ ムアウト現象が頻繁に発生するばかりでなく、ねじ満の 破損も頻繁となり、ねじ締め作業の作業効率を低下させ ると共に、破損ねじの消費に伴う経費の無駄を生じさせ る難点がある。

【0014】さらに、ねじの取外し作業に際しても、前 記と同様のカムアウト現象およびねじ溝の破損を生じ易 くなるが、この場合にはねじの取外しが不可能となり、 ねじの取付け対象物の一部を破壊しなければならなくな る事態が発生する。特に、ねじ溝内にてみ詰まり等を生 じた場合には、前記事態の発生は著しくなり、例えばね じの取外しを伴う廃棄物品のリサイクルのための分別作 業を煩雑化させる難点がある。

【0015】そこで、本発明者は、鋭意研究並びに試作 を重ねた結果、ねじ頭部に十字溝からなるビット嵌合溝 を設け、とのビット嵌合溝の端縁部よりねじ頸部の中心 部に指向して所要の傾斜溝部を形成すると共にその交差 中心部においてほぼ円錐底面を形成したねじにおいて、 前記ピット嵌合溝の端縁部を所定深さのほぼ垂直な端壁 部として形成し、との端壁部の下縁部よりねじ頸部の中 心部における円錐底面へ指向して約45°の傾斜角度

β からなる溝部を形成し、さらに前記円錐底面を約28° の緩傾斜角度αに形成することにより、ドライバービッ トとの嵌合に際し、ドライバービットのカムアウト現象 を確実に防止し得ると共に、ねじの強度を髙めてその破 損を著しく低減することができ、しかもねじに対するバ ランスのとれたトルク伝達を達成することができること を突き止めた。

【0016】従って、本発明の目的は、ねじとドライバ ーピットの組合せにおいて、ねじの十字溝における溝部 の構成を改善することにより、ドライバーピットのカム

破損を防止すると共に、仮にねじの十字溝部分に破損を 生じても、常に適正かつ迅速なねじ締め作業を達成し、 作業能率を著しく向上することができるねじとドライバ ービットの組合せ及びその製造用ヘッダーパンチを提供 することにある。

$\{0017\}$

【課題を解決するための手段】前記の目的を達成するた め、本発明に係るねじは、ねじ頭部に十字溝からなるビ ット嵌合溝を設け、このビット嵌合溝の端縁部よりねじ 頸部の中心部に指向して所要の傾斜溝部を形成すると共 10 にその交差中心部においてほぼ円錐底面を形成してなる ねじにおいて、前記ピット嵌合溝の端縁部を所定深さの ほば垂直な端壁部として形成すると共に、との端壁部の 下縁部よりねじ頸部の中心部における円錐底面へ指向し て約 45° の傾斜角度 β からなる溝部を形成し、さらに 前記円錐底面を約28°の緩傾斜角度αに形成したこと を特徴とする。

【0018】との場合、前記ピット篏合溝の端縁部の下 緑部よりねじ頸部の中心部における円錐底面へ指向して 約45°の傾斜角度8からなる傾斜溝部を、ピット嵌合 20 溝の内方へ湾曲状に隆起させた構成とすることができ る。

[0019]また、前記ねじ頭部の中心部から半径方向 外方に指向して、滯幅をほぼ末広がり状の滯として形成 し、隣接する前記各溝の対向する側壁部の開口角度が直 角より若干鋭角となるように構成することができる。

【0020】また、本発明に係る前記ねじに適用するド ライバービットは、先端部において、ねじ頭部のビット **族合溝のほぼ垂直な端壁部に沿って嵌入するほぼ垂直な** 端椽部を形成した扁平刃部を備え、との刃部の先端面を 30 水平面に対し約1°~45°の傾斜角度を有する円錐状 の突起部とし、前記ねじに適合するように構成したこと を特徴とする。

【0021】との場合、前記扁平刃部の先端における両 側壁部を、ねじのビット嵌合溝をねじ頭部の中心部から 半径方向外方に指向して、溝幅をほぼ末広がり状に形成 した溝に対し、これに適合する末広がり状の形状に構成 することができる。

【0022】さらに、本発明に係る前記ねじを製造する 縁部にほぼ垂直な端壁部と約45°の傾斜角度8からな る傾斜溝部を形成する突起片をそれぞれ備え、これら突 起片よりねじ頸部の中心部に指向する約28°の緩傾斜 角度lphaからなる円錐底面を形成する円錐突部を設けたこ とを特徴とする。

[0023]

【発明の実施の形態】次に、本発明に係るねじとドライ パーピットの組合せ及びその製造用ヘッダーパンチに関 する実施例につき、添付図面を参照しながら以下詳細に 説明する。

[0024]

【実施例1】(<u>ねじの構成例1</u>)図1および図2は、本 発明に係るねじの一実施例を示すものである。すなわ ち、図1および図2において、参照符号30は本発明に 係るねじを示し、とのねじ30の頭部30aには、ビッ ト嵌合溝32が設けられる。なお、このビット嵌合滞3 2は、ねじ頭部30aの中心部において、ブラス(+) 状に直交する十字満として構成されている。

6

【0025】このビット嵌合溝32は、従来より公知の J I S(日本工業規格)に基づく開口部寸法m(A-A 部)と溝底部寸法g(B-B部)とによって形成されて いる。すなわち、ビット嵌合溝32の開口端縁部(A-A部)より所要の深さに、約1.5~5°程度の抜きテ ーパ(ヘッダーパンチの抜け角度ァ)を有する端壁部3 2aを形成し、この端壁部32aの下縁部32a^(C -C部)よりねじ頭部30aの中心部に指向して約45 ・ の傾斜角度8からなる傾斜溝部32bを形成し、次い でこの傾斜溝部32 bと前記JISに基づく底部寸法と の交点(B-B部)より、前記中心部に指向して約28 ・ の緩傾斜角度 αからなる円錐底面34を形成した構成 からなる。

【0026】また、本実施例のねじ30においては、図 2に示すように、前記ビット嵌合溝32の隣接する隅角 部に、図11に示す従来の十字溝ねじと同様にして、円 錐底面34の位置よりねじ頭部30aにおけるビット嵌 合溝32の開口縁部まで延在するテーパ結合面37a、 37bをそれぞれ形成する。

[0027]

【実施例2】(ねじの構成例2)図3および図4は、本 発明に係るわじの別の実施例を示すものである。すなわ ち、図4において、本実施例のねじ30は、ねじ頭部3 0 aを鍋形に形成したものであり、ねじ頭部30 aに設 けたビット嵌合溝32の構成は、前述した図1に示す実 施例のねじ頭部30aを皿形に形成したねじ30のビッ ト嵌合溝32と同一である。従って、同一の構成部分に は同一の参照符号を付し、その詳細な説明は省略する。 ・【0028】しかるに、本実施例のねじ30において は、図4に示すように、ビット嵌合溝32の相対する側 壁部33に、ねじ頭部30aの中心部から半径方向外方 ためのヘッダーバンチは、ねじ頭部のビット嵌合溝の端 40 に指向して、溝幅がほぼ末広がり状の溝33a、33b となるように形成したものである。

【0029】とのようにして、本実施例のねじ30にお いては、前記末広がり状の溝33a、33bを形成する ととにより、隣接する各溝の対向する側壁部の開口角度 δを直角(90°)より若干鋭角となるように設定し て、後述するドライバービットとの組合せにおいて、ね じ30のピット嵌合溝32からのカムアウト現象を有効 に防止することができる。

[0030]

【実施例3】(ねじの構成例3)本発明に係るねじは、 50

従来のプラスドライバービットおよびマイナスドライバ ーピットの適用を可能とした、プラマイねじとしても有 効である。例えば、図5の(a)に示すように、プラス ドライバービットの刃部先端が嵌合するビット嵌合溝3 2に対して、前述した図4に示す実施例と同様の末広が り状の溝33a、33bを形成した構成とすることがで きる。この場合、ブラマイねじ30′の断面構造は、基 本的に前述した図1および図3に示す各実施例に記載の ものと同一となるので、図示を省略する。なお、図5に 示すプラマイねじ30′において、ねじ頭部30aの中 心部における、十字状に交差する一対の溝32A、32 B のうち、一方の溝32B は、マイナスドライバービッ トの刃部と当接係合し得るように、十分な幅と深さとを 備えた水平溝として形成されている。なお、その他の構 成は、前記図4に示すねじ30のねじ頭部30aの構成 と同じであり、従って同一の構成部分については、同一 の参照符号を付し、その詳細な説明は省略する。

7

【0031】また、図5の(b)は、前記図5の(a) に示すプラマイねじ30′の変形例を示すものである。 すなわち、前記実施例のプラマイねじ30′において、 十字状に交差する一対の溝32A、32Bのうち、マイ ナスドライバービットの刃部と当接係合し得る一方の溝 32B に対して形成した、末広がり状の溝33a、33 bは、マイナスドライバービットの刃部と当接係合する 水平溝の幅を限度として構成されている。そとで、との 場合、前記一方の溝32B における末広がり状の溝33 a、33bの最大溝幅を、図5の(b) に示すように、 前記水平溝の幅を超えた構成としたものである。とのよ うに構成することにより、後述するトライバービットと の嵌合において、その当接面積(駆動面積)を増大させ 30 ることができる。なお、前記プラマイねじ30′の変形 例においては、図5の(b) に破線で示すように、他方 の溝32A についても、マイナスドライバービットの刃 部と当接係合し得る水平溝を設けた構成とするとともで きる。

【0032】以上、本発明に係るねじの好適な実施例についてそれぞれ説明したが、本発明に係るねじのビット 嵌合溝32は、従来より公知のJIS(日本工業規格)に基づく開口部寸法m(A-A部)と満底部寸法g(B-B部)とに基づくものであり、端壁部32aの下縁部 4032a'(C-C部)の位置決めを、開口端縁部(A-A部)より所要の深さへの抜きテーパ角度 ャと、所要の 緩傾斜角度 aからなる円錐底面34の基部となる点(B-B部)より約45°の傾斜角度 Bとの交点とし、これにより設定される傾斜溝部32bを設けることによって、従来のブラスドライバービットは勿論のこと、後述する構成からなるドライバービットを適用することにより、ドライバービットがねじに対して回転駆動力を与える面積(以下、駆動面積という)を拡大することができると共に、ドライバービットのカムアウト現象を確実に 50 防止し、ねじに対するバランスのとれたトルク伝達を達成することができる。

【0033】しかも、前記傾斜溝部32bの傾斜角度 B の設定が、特にねじ頭部30aを皿形に形成したねじ (図1参照)においては、ビット嵌合溝32の形成に際して、ねじ頭部30aとねじ頸部30bとの境界部の肉厚を、適正に保持することができるため、ねじ締め作業に際してのねじの強度を十分に高めることができる利点を有している。また、このような形状からなるビット嵌合溝32を、ヘッダーパンチにより形成する場合、前記ヘッダーパンチの先端部の摩耗を少なくして、その寿命を長く保つことができる利点も得られる。

[0034]

【実施例5】(ねじ製造用ヘッダーパンチの構成例)図 6は、図1に示す実施例1の本発明に係るねじ30を製 造するためのヘッダーパンチ40の一実施例を示すもの である。すなわち、本実施例のヘッダーパンチ40は、 図1に示すねじ30のねじ頭部30aにおけるビット嵌 合溝32を押し抜き成形加工するものである。そして、 20 本実施例のヘッダーパンチ40は、ねじ頭部30aのビ ット嵌合溝32の端縁部に所要の抜け角度γを有する端 壁部32aと約45°の傾斜角度βからなる傾斜満部3 2bとをそれぞれ形成するための傾斜縁部42a、42 bを有する突起片42をそれぞれ備え、これら突起片4 2よりねじ頸部30bの中心部に指向する約28°の緩 傾斜角度 αからなる円錐底面 3 4 を形成するための円錐 突部44を設けた構成からなる。なお、前記実施例2お よび実施例3に示すねじをそれぞれ製造するためのヘッ ダーパンチとしては、前配突起片42の形状を、各実施 例のねじの形状に適合させて設計変更するととにより、 それぞれ所要のヘッダーパンチを構成することができ る。

[0035]

【実施例6】(ドライバービットの構成例)図7および図8は、本発明に係るドライバービットの一実施例を示すものである。すなわち、図7および図8において、参照符号50は本実施例のドライバービットの要部を示し、このドライバービットの刃部先端は、前述した本発明に係るねじ30のねじ頭部30aの中心部において、十字溝として形成されたビット嵌合溝32に適合するように構成される。

【0036】従って、本実施例のドライバービット50は、前記ねじ30のビット嵌合溝32に嵌合し、このビット嵌合溝32の端縁部に形成した端壁部32aと傾斜溝部32bとに対して、それぞれ係合する扁平刃部52をそれぞれ備えると共に、前記ビット嵌合溝32の端壁部32aよりねじ頸部30bの中心部に指向して形成された傾斜溝部32bおよび円錐底部34に対応させて、前記扁平刃部52の先端面を水平面に対しほぼ1°~45°の傾斜角度θ、好適には25°~35°の傾斜角度

hetaを有する円錐状の突起部 5 4 を設けた構成からなる。 【0037】なお、図7および図8において、参照符号 53は、前記各扁平刃部52の両側面に形成される多少 のテーパが許容されるほぼ垂直な側壁部を示す。従っ て、との側壁部53は、前述したねじ30のビット嵌合 溝32に形成された側壁部33と当接係合する。そこ で、これらの駆動面の係合は、その係合面積が十分な大 きさを得ることができるため、従来のねじとドライバー ビットの組合せにおいて生じたカムアウト現象を、有効 に防止することが可能となる。なお、本発明に係るドラ 10 イバービット50においては、前記各扁平刃部52の先 端における側壁部53を、それぞれ前述したねじ30の ビット嵌合溝32に形成された側壁部33における、末 広がり状の溝33a、33bと適合する形状、すなわち 末広がり状の側壁部53a、53bとして構成すること ができる (図8参照)。

[0038]次に、前述した本発明に係るねじ30、3 0′と、このねじに対し好適に適合し得るドライバービ ット50との結合操作について説明する。

[0039] 図9は、図1に示すねじ30と、図7に示 20 すドライバービット50との結合状態を示すものであ る。すなわち、との場合、図9に示すように、ねじ30 のねじ頭部30aに形成されたビット嵌合溝32に対す るドライバービット50の先端に形成された扁平刃部5 2の当接に際して、扁平刃部52の先端面が円錐状の突 起部54として形成されていることから、前記ビット嵌 合溝32の開口緑部に対する接触が、点ないし線からな る極めて小さな接触となると共に、相互の中心部の位置 合わせが簡易迅速に達成され、ねじ頭部30 a に対する 摩耗損傷を低減して、ドライバービット50とねじ30~30 との適正な結合を直ちに行うことが可能となる。

【0040】また、図10は、図4に示すねじ30と、 図8に示すドライバーピット50との結合状態を示すも のである。すなわち、この場合、図10に示すように、 ねじ30のビット嵌合溝32に形成した末広がり状の溝 33a、33bと適合するように、ドライバービット5 0の扁平刃部52の先端における側壁部53を、それぞ れ末広がり状の側壁部53a、53bとして形成したこ とにより、ドライバーピット50の刃部52とねじ30 のピット嵌合溝32の各側壁部(T1 、T2 、T3 、T 40 4)との当接に際して、前記溝33a、33bと前記側 壁部53a、53bとの間のクリアランスを極力小さく して、適正なねじとドライバービット50との妖合を達 成することができる。

【0041】また、この場合、隣接する各溝33a、3 3 bの対向する側壁部の開口角度δ(図4参照)が、直 角より若干鋭角となるように設定することにより、ねじ 締め作業において、前記各側壁部(T1、T2、T3、 T4)に作用するトルクで1を、前記ドライバービット

0 よりも、ねじ頸部30b側へ指向させることができる ため、ドライバービット50のカムアウト現象を確実に 防止し、ねじ30に対するバランスのとれたトルク伝達 を達成することができる。

【0042】なお、図示しないが、図5の(a)および (b) に示すプラマイねじ30′と、図7および図8に 示すドライバービット50との結合に際しても、前述と 同様の嵌合状態を達成することができる。 すなわち、こ の場合、図5の(a) および(b) からも明らかなよう に、ドライバービットの刃部(破線で示す)とプラマイ ねじ30′のビット嵌合溝32の各側壁部との当接に際 して、それぞれ図示のように均等なクリアランス ε が設 定され、一方の溝32Aの側壁部(T1、T2)への当 接と同時に、他方の溝32mの側壁部(T3、T4)へ も当接させることができ、バランスのとれたトルク伝達 を達成することができる。特に、図5の(b)に示すプ ラマイねじ30′については、前記他方の溝328の側 壁部(T3、T4)へのドライバービットの刃部の当接 面積(駆動面積)を増大させることができ、より一層バ ランスのとれたトルク伝達を達成することができる等の 利点が得られる。

【0043】また、前記プラマイねじ30′のビット嵌 合溝32に形成した末広がり状の溝33a、33bと適 合するように、ドライバーピット50の扁平刃部52の 先端における側壁部53を、それぞれ末広がり状の側壁 部53a、53bとして形成した場合(図8参照)、と のドライバービット50の刃部52とプラマイねじ3 0′のピット嵌合溝32の各側壁部との当接に際して、 図5に示すようなクリアランス ϵ を解消して、適正なプ ラマイねじ30′とのビット嵌合を達成することができ る。

[0044]

【実施例子】(<u>ねじおよびドライバービットの変形例</u>) 図11は、図1に示す本発明に係るねじと図7に示すド ライバーピットのそれぞれ変形例を示すものである。 す なわち、図11において、図1に示すねじ30のビット ・嵌合溝32の端縁部32aの下縁部32a′より、ねじ 頸部30bの中心部における円錐底面34へ指向して形 成した、約45°の傾斜角度βからなる傾斜溝部32b の構成について、前記傾斜溝部をピット嵌合溝32の内 方へ湾曲状に隆起32 b′させた構成としたものであ る。とれに対し、図7に示すドライバービット50の先 端刃部52の先端に形成する円錐状の突起部54の構成 について、前記ねじ30の傾斜溝部における湾曲状の隆 起32b′に対応させて、前記突起部54の一部に湾曲 · 状の凹部54aを形成した構成としたものである。 【0045】このように構成した本実施例のねじとドラ

イバービットの組合せにおいても、ドライバービットの カムアウト現象を有効に防止することができるばかりで 50の刃部52が作用するねじ頭部30aの接線方向で 50 なく、ねじの強度を高めることができると共に、ねじを

製造するヘッダーパンチの寿命も髙めることができる等 の利点が得られる。

【0046】以上、本発明の好適な実施例についてそれ ぞれ説明したが、本発明は前記各実施例に限定されると となく、本発明の精神を逸脱しない範囲内において、多 くの設計変更を行うことができることは勿論である。 [0047]

【発明の効果】前述した実施例から明らかな通り、本発 明に係るねじは、ねじ頭部に十字溝からなるビット嵌合 溝を設け、このビット嵌合溝の端縁部よりねじ頸部の中 10 心部に指向して所要の傾斜溝部を形成すると共にその交 差中心部においてほぼ円錐底面を形成してなるねじにお いて、前記ピット嵌合溝の端縁部を所定深さのほぼ垂直 な端壁部として形成すると共化、との端壁部の下縁部よ りねじ頸部の中心部における円錐底面へ指向して約45 *の傾斜角度8からなる溝部を形成し、さらに前記円錐 底面を約28°の緩傾斜角度αに形成したねじとして構 成としたことにより、ねじ締め作業に際してのねじの強 度を十分に高めることができると共に、ねじの製造に際 してヘッダーパンチの先端部の摩耗を少なくし、従来の 20 の頭部平面図である。 ブラスドライバービットの使用を可能として、ねじ締め 作業におけるドライバービットのカムアウト現象を確実 に防止し、ねじに対するパランスのとれたトルク伝達を 達成することができる等、多くの優れた利点が得られ る。

【0048】そして、本発明に係るねじとドライバービ ットとの組合せによれば、先端部において、ねじ頭部の ビット嵌合溝のほぼ垂直な端壁部に沿って嵌入するほぼ 垂直な端縁部を形成した扁平刃部を備え、この刃部の先 端面を水平面に対し約1°~45°の傾斜角度を有する 30 円錐状の突起部とし、前記本発明に係るねじに適合する ように構成することにより、ドライバービットのねじに 対する駆動面積を拡大することができ、これによりドラ イバービットのカムアウト現象を確実に防止すると共に ねじに対するバランスのとれたトルク伝達を達成して、 ねじ締め作業の迅速化と作業能率の向上とを容易に達成 することができる等、多くの優れた利点が得られる。

【0049】なお、本発明に係るねじは、ドライバービ ットとの嵌合に際して、基本的にピット嵌合溝の全体に 対するテーパ接触面積を、部分的にかつ少ない構成と し、しかもドライバービットの先端の側壁部が当接する ビット嵌合溝の側壁部の面積を拡大したことにより、例 えば図13に示すような、ビット嵌合溝の一部において 破損(参照符号15)を生じさせることなく、カムアウ ト現象も生じることなく、適正なねじ締め操作およびね じの取外し操作を達成することができる。

【0050】また、本発明に係るねじとドライバービッ トとの組合せによれば、ねじ軸とピット軸とを常に同一 軸上において嵌合させ、回動させることができるので、 カムアウト現象やねじ等の破損を生じることなく、ドラ 50 32a 端縁部

イバービットの回動力をねじに対して円滑に伝達して、 常に適正なトルクによるねじ締め操作を迅速に達成する **とができる。**

【0051】すなわち、本発明に係るねじとドライバー ビットとの組合せを使用すれば、硬軟各種の材料からな るねじのの取付け対象物に対して、常に適正なトルクに より確実なねじの締付け操作を行うことができるばかり でなく、ねじの破損を大幅に低減することができ、ねじ 締め作業の安全性と作業能率の向上を、容易かつ経済的 に達成することができる。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明に係るねじの一実施例を示す要部断面側 面図である。

【図2】図1に示すねじの頭部平面図である。

【図3】本発明に係るねじの別の実施例を示す要部断面 側面図である。

【図4】図3に示すねじの頭部平面図である。

【図5】(a)は本発明に係るねじの他の実施例を示す ねじの頭部平面図、(b)は(a)の変形例を示すねじ

【図6】図1に示すねじの頭部を成形するためのねじ製 造用ヘッダーバンチの要部側面図である。

【図7】本発明に係るドライバービットの一実施例を示 す要部拡大側面図である。

【図8】図7に示すドライバービットの要部拡大斜視図 である。

【図9】図1に示すねじに対し本発明に係るドライバー ビットが嵌合する状態を示す要部拡大断面側面図であ る。

【図10】図4に示すねじに対し本発明に係るドライバ ーピットが嵌合する状態を示すねじ頭部の要部拡大断面 平面図である。

【図11】本発明に係るねじの他の実施例とこれに適合 するドライバービットの嵌合状態の概略とを示す要部断 面側面図である。

【図12】従来の十字溝ねじの要部断面側面図である。

・【図13】図12に示す十字溝ねじの頭部平面図であ

【図14】従来の十字溝ねじ用のドライバービットの要 40 部側面図である。

【図15】図12に示すねじと図14に示すドライバー ビットとの結合状態を示す要部断面側面図である。

【符号の説明】

30 ねじ

30′ プラマイねじ

30a ねじ頭部

30b ねじ頸部

32 ピット嵌合溝

32A、32B プラマイねじの溝

32a′ 下縁部

32b 傾斜溝部

32b′ 湾曲状の隆起

33 側壁部

33a、33b 末広がり状の滞

34 円錐底面

37a、37b テーパ結合面

40 ヘッダーパンチ

42 突起片

*42a、42b 傾斜縁部

44 円錐突部

50 ドライバービット

52 扁平刃部

53 側壁部

53a、53b 末広がり状の側壁部

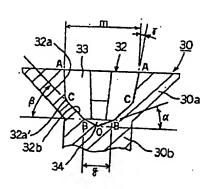
54 円錐状の突起部

54a 湾曲状の凹部

*

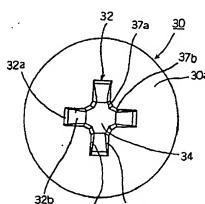
【図2】

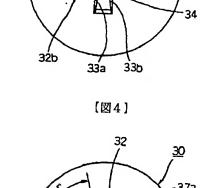
[図1]



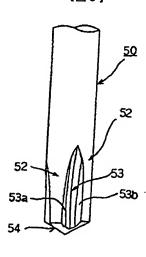
[図3]

336





[図8]

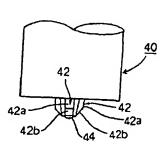


-37a 32a 30a

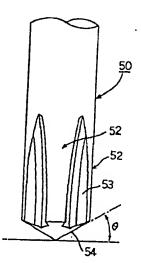
33á

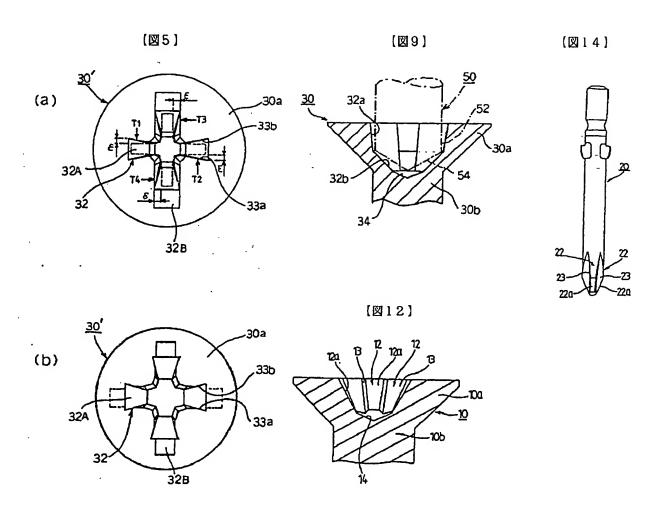
326

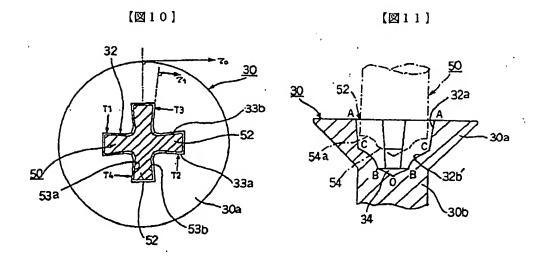
【図6】



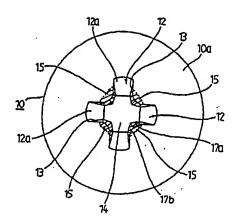
【図7】







[図13]



【図15】

